19 BUNDESREPUBLIK DEUTSCHLAND

<sup>®</sup> Offenlegungsschrift ® DE 196 06 541 A 1

(61) Int. Cl.<sup>6</sup>: F01 C 1/20

F 02 B 53/00

**DEUTSCHES PATENTAMT**  (21) Aktenzeichen: Anmeldetag:

196 06 541.0

22. 2.96

Offenlegungstag:

11. 7.96

Mit Einverständnis des Anmelders offengelegte Anmeldung gemäß § 31 Abs. 2 Ziffer 1 PatG

(7) Anmelder:

Huber, Kurt, 88255 Baindt, DE

(72) Erfinder:

gleich Anmelder

Prüfungsantrag gem. § 44 PatG ist gestellt

(54) Drehverschluß-Bogenverbrennungsraum-Kolbenrotor-Motor (DBK-Motor)

Technisches Problem der Erfindung - technische Aufgabe

und Zielsetzung: Konventionelle Verbrennungsmotoren erbeiten mit einem hohen technischen Aufwand und einem niedrigen Gesamtwirkungsgrad (ca. 25%). Außer Wärmeverluste entstehen große Verluste bei der Wandlung von Wärme in mechanische Arbeit. Ziel ist, durch Optimierung des Wandlungsprozesses die Motortaktphasen als Ideale Kreisbewegung aus-

Lösung des Problems bzw. der technischen Aufgabe: Neue Bewegungskonzeption von translatorisch in rotierend über Kurbeltrieb mit Verdichtungstakt bei Ottomotoren, in direkt rotierend ohne Verdichtungstakt bei DBK-Motoren. Ein Kolbenrotor (4) mit Kolbennocken an der zylindrischen Außenkontur, in einem Gehäuse (1), in deren Deckel (2) radial gelagert sitzend, treibt über ein Steuerrad (5) eine n-Anzahl am Innendurchmesser des Gehäuses sitzende Drehschieber (3) in den Deckeln gelagert, konform oder übersetzt über radial gesicherte Antriebsräder (6), an. Dabei läßt der Drehschieber den Kolbennocken wie Zahn in Zahniücke, durchtauchen und beschreibt dabel einen gesteuerten Öffnungs- und Schließwinkel. Während der Schließung laufen die 3-Taktphasen, Ansaugen/Einspritzen (8), (9), Zünden/Verbrennen (7), Auspuffen (12), (13), pro Rotorumdrehung in einer n-Anzahl gegenüberliegend, wasser- oder luftgekühlt (10) u. (11), ab.

Anwendungsgebiet: In allen technischen Bereichen, wo Fortschritt durch Innovation ein Thema ist.

Ш

## Beschreibung

1. Verbrennungsmotoren sind im allgemeinen Kolbenkraftmaschinen. Sie wandeln die im Kraftstoff enthaltene chemische Energie in Wärme, in innere Energie des Arbeitsstoffes und schließlich in mechanische Nutzenergie des Arbeitsstoffes um. Der Umwandlungsprozeß der Energie findet in einzelnen, gegeneinander abgegrenzten und aufeinanderfolgenden Arbeitsspielen statt. Die physikalischen und chemischen Vorgänge sind 10 dabei in allen Verbrennungsmotoren prinzipiell gleich. Das am meisten verwendete Prinzip ist hierbei der Viertakt-Ottomotor, wobei sich das grundlegende Viertakt-Arbeitsspiel über zwei volle Umdrehungen der Kurbelwelle beziehungsweise über vier Kolbenhübe verteilt. 15 Der Hub ist hier der Weg zwischen höchster (OT)-und niedrigster Kolbenstellung (UT). Im ersten der vier Takte "Ansaugen" strömt das brennbare Kraftstoff-Luftgemisch bei sich abwärts bewegendem Kolben durch Einlaßventile in den Zylinderraum. Durch die Be- 20 wegungsumkehrung des mit der Kurbelwelle über eine Pleuelstange verbundenen Kolbens wird dieser durch den Kurbeleffekt wieder nach oben bewegt und dabei das im Zylinderraum befindliche Brennstoffgemisch komprimiert das den zweiten Arbeitstakt "Verdichten" 25 darstellt. Kurz vor der Bewegungsumkehrung (OT) des Zylinders wird das verdichtete Krafftstoffluftgemisch gezündet das den dritten Takt die "Verbrennung" veranlaßt. Dabei expandiert das Gasgemisch durch die Verbrennung beziehungsweise durch thermische Volumen- 30 ausdehnung im geschlossenen Zylinder. Der Kolben wird nach unten gedrückt und dadurch das Abgas (verbrannter Kraftstoff) entspannt. Nach durchlaufen der Kurbelbewegungsumkehr des Kolbens (UT) bewegt sich dieser nach oben und schiebt das Abgas über Aus- 35 laßventile in den Auspuff, dies ist zugleich der Vierte-Arbeitstakt "Auspuffen".

2. Seit Nikolaus August Otto (1832-1891) 1878 auf der Pariser Weltausstellung erstmals einen Gasmotor mit Verdichtung nach dem Viertakt Arbeitsprinzip zeig- 40 te, hat es zwar einige technische Verbesserungen im Zuge der Weiterentwicklung gegeben doch wurde bislang, außer dem Wankel-Motor der selbst nach ca. 35 Jahren Entwicklungsdauer immer ein Exote geblieben ist, nichts grundlegend Neues entwickelt. Dabei ist der 45 heutigen umweltbewußten und technisch versierten Gesellschaft durchaus bekannt, daß das Antriebsaggregat "Otto-Motor" bei Zuführung von 100% chemischer Energie gerademal 25% davon in mechanische Bewegungsenergie umgewandelt und davon nochmals ca. 50 10% auf dem Weg über Getriebe und Differential zum KFZ-Rad verlorengehen, was bleibt sind magere 15% verwertbare Bewegungsenergie, zu wenig um Stand der

Technik zu bleiben. 3. Der neuentwickelte Drehverschluß-Bogenverbren- 55 nungsraum-Kolbenrotor-Motor ist dem Otto-Motor hinsichtlich der Kinematik der Energieumwandlung, physikalisch in mechanisch, weit überlegen. Während beim Otto-Motor der überaus energiezehrende Kurbeltrieb der hier auch noch nachteilig seiner eigentlichen 60 Bestimmung in umgekehrter Wirkungsweise arbeitet, Kurbel wird von Kurbelstange angetrieben. Auch die Zündung erfolgt an der kinematisch ungünstigsten Stelle am Oberen-Totpunkt (OT) wobei gerade hier die Kurbellager belastet, anstatt als Drehmoment mechanische Arbeit zu verrichten.

Nicht so der Drehverschluß-Bogenverbrennungs-

raum-Kolbenrotor-Motor (DBK-Motor), der zwar in seiner Wirkungsweise ein Verbrennungsmotor ist, jedoch in Funktions- und Bewegungsablauf sich grundlegend vom Stand der Technik unterscheidet.

4. Der DBK-Motor weist ein Gehäuse (1) auf, dessen Innenkontur eine zentrisch angeordnete, zylindrische Grundform besitzt, wobei der ringförmige Querschnitt in Achsrichtung von einer oder mehr zylindrischen Durchdringungen unterbrochen ist. Das Zentrum der Durchdringungen liegt dabei außerhalb des Gehäuseinnendurchmessers. Das Gehäusezentrum ist auch "Mitte" für den Kolbenmotor (4), sowie die Gehäusedeckei (2) die über das Gehäuse (1) fixiert die beidseitige Lagerung der Abtriebswelle des Kolbenrotors (4) aufnehmen. Auf eine Rotorabtriebswelle wird ein radial gesichertes Steuerrad (5) von außen aufgesteckt, dessen verzahnte Außenkontur an der Stelle die Bewegung an die in der Durchdringung des Gehäuseringes (1) sitzenden, in den Gehäusedeckeln (2) gelagerte, auf deren Lagerzapfen sitzende, radial gesicherte Antriebsräder (6), weitergibt. Dabei weisen die Drehschieber (3) ein dem Rootsgebläse ähnliches Lemniskatenprofil auf das über ein entsprechendes Übersetzungsverhältnis zwischen Drehschieber (3) und Kolbenrotor (4) die an seiner Außenkontur vorhandenen Kolbennocken gesteuert, ohne Berührungskontakt, ein- und austauchen läßt. Somit ist gewährleistet, daß der bogenförmige Arbeitsraum während der Arbeitstakte geschlossen ist als auch ein Durchtauchen der Kolbennocken ermöglicht wird. Zur Zuführung des Arbeitsstoffes (8) (9) und deren Zündung (7) sind entsprechend der Drehschieberanzahl (3) am Gehäuse (1) Öffnungen geschaffen, die den Zugriff auf die Brennkammer ermöglichen. Bei Betrachtung eines Arbeitsablaufes bestehend aus "Drei-Takten":

- 1. Ansaugen/Einspritzen,
- 2. Zünden/Verbrennen,
- 3. Auspuffen/Absaugen,

wird der Kolbenrotor (4) durch Drehung bei dessen gleichzeitigem Antrieb der Drehschieber (3) in eine Verschlußstellung gebracht. Dabei bewegt sich der Kolbennocken von der Drehschieber-Absperrung weg und erzeugt in dem so geschaffenen Raum ein Vakuum das einerseits ansaugt andererseits ein eingespritztes Kraftstoff-/Luftgemisch vollständig aufnimmt. Verdichtet wird nicht, da dies physikalisch und mechanisch den hohen Aufwand nicht lohnt.

Nach der Ansaugwegstrecke des Nockens wird über eine elektronische Positionsabgabe des Steuerrades gezündet, dabei erhöht die Verbrennungswärme den Druck in dem geschlossenen Raum und erzeugt damit über den Kolbennocken ein Drehmoment am Kolbenrotor, dabei wird dieser in radiale Bewegung versetzt beziehungsweise angetrieben. Dreht der Kolbenrotor den Nocken an einer im Gehäuse (1) vorgesehenen Auspuff-Öffnung (12) vorbei, kann das entspannte, verbrannte Kraftstoff-/Luftgemisch als Abgas daraus entweichen, entweder wird dies vom nachfolgenden Kolbennocken ausgeschoben oder es kann generell zentral abgesaugt werden. Dabei ist bezeichnend, daß die Arbeitsabläufe zentrisch von einem Gehäusemittelpunkt in beliebiger Anzahl auf einem Kreis gleichmäßig aufgeteilt werden können, optimal ist dabei eine gegenübergrößte Kraftentfaltung erfolgt die größtenteils nur die 65 liegende Doppelzündung die eine einseitige Kolbenrotorlagerbelastung durch gegenseitige Aufhebung der Kräfte verhindert.

5. Die Zündung (7) des DBK-Motors erfolgt elek-

trisch, die elektrische Energie wird in der Anlaufphase von einem Elevator beziehungsweise einer Batterie entnommen, bei Normalbetrieb erfolgt die Stromversorgung über einen extern angeordneten, vom Motor mitbetriebenen Generator. Die vom Motor gesteuerte Zündanlage gibt periodisch Hochspannung an die entsprechenden Zündkerzen ab, dabei bewirkt diese deinen Funkenüberschlag zwischen den Elektroden der Zündkerze im Verbrennungsraum. Dieses bekannte dem technischen Stand entsprechende Verfahren kann in bestehen der Form mit baulicher Anpassung übernommen werden.

6. Die Kraftstoffeinspritzung (8) und Luftzuführung (9) wird in der Ansaugphase wie in Fig. 1 gezeigt nach neuestem Stand der Technik getrennt zugeführt und 15 erst bei Bedarf in den jeweiligen Verbrennungsraum im entsprechenden stöchiometrischen Verhältnis Luft/ Kraftstoff (ca. 14,7:1) angesaugt beziehungsweise eingespritzt. Es können jedoch außerdem alle bekannten Luft/Kraftstoffzuführsysteme wie Vergaser oder Zen- 20 traleinspritzungen eingesetzt werden die dem technischen Stand entsprechen. Die Herleitung bei flüssigen Kraftstoffen erfolgt dem Stand der Technik entsprechend vom Kraftstofftank zur Kraftstoffpumpe, zum Kraftstoffilter, zum Kraftstoffverteiler, zum Einspritz- 25 ventil oder bei Überkapazität der Pumpe über Druckregler zurück in den Tank. Dabei wird bei Einsatz einer elektrisch betriebenen Kraftstoffpumpe und Magnet-Einspritzventilen der elektrische Energiebedarf über den vorhandenen Generator beziehungsweise die Bat- 30 terie versorgt. Bei gasförmigen Kraftstoffen gilt die entsprechende Systematik die dem Stand der Technik entspricht. Die Luftzuführung (9) zum jeweiligen Vergaser oder Einspritzsystem erfolgt über einen vom Motor mitbetriebenen Lüfter zu einem Ventil das mechanisch 35 oder elektromagnetisch während des Zünd-/Verbrennungsvorganges schließt um keine Energie entweichen zu lassen.

Diese bekannte dem technischen Stand entsprechende Verfahren können in bestehender Form mit bauli-

cher Anpassung übernommen werden.

7. Die Wasserkühlung (10) ist beim DBK-Motor ein mögliches Kühlsystem um den Wärmeübergang zwischen Verbrennungsraum und Gehäuse aufzunehmen und abzuführen, dies geschieht über eine extern ange- 45 ordnete vom Motor mitbetriebene Wasserpumpe die das entsprechende flüssige Kühlmittel in einem geschlossenen Kreislauf bewegt. Dabei wird dem entsprechenden Energieträger beim Durchlaufen eines Wärmetauschers, Energie durch Freigabe an die Umluft oder 50 Speicherung in einem entsprechenden Elevator entzogen. Die Luftkühlung (11) eignet sich hauptsächlich für DBK-Motoren die in Fahrzeugen eingesetzt sind und somit allein schon vom Fahrtwind von außen gekühlt werden. Dabei unterstützt der vorhandene Lüfter am 55 Motor die Durchlüftung sowohl des Gehäuses als auch des Rotors. Diese bekannte dem technischen Stand entsprechende Verfahren können in bestehender Form mit baulicher Anpassung übernommen werden.

8. Auspuff-Absaugung (12) ist die zentrale Entsorgung der Abgase beim DBK-Motor, bei dem das vorgenannte Lüfterrad bei einer Motordrehrichtung sowohl blasende als auch saugende Funktion hat. Dabei wird das angesaugte Abgas in einen Sammelkanal geblasen der, bei Fahrzeugen den Auspuff darstellt. Der Einsatz von Katalysator und Lambda-Sonde (13) wird als tech-

nischer Stand übernommen.

9. Eine zentrale Motorschmierung wie bei allen ande-

ren Verbrennungsmotortypen ist hier nicht erforderlich, da beim DBK-Motor nur rotierende Bewegungen mit geringen, dynamischen Belastungen stattfinden.

Hier genügen dauergeschmierte, gedichtete Wälzlager, wenn erforderlich mit speziellen Lagerwerkstoffen

die dem Stand der Technik entsprechen.

10. Einige der wichtigsten Vorteile die sich dem Anwender beim Einsatz des Drehverschluß-Bogenverbrennungsraum-Kolbenrotor-Motors (DBK-Motors) ergeben.

10.1 Einfachste Technik durch Funktionsintegration in

zentrische Kreisbewegung.

10.2 Wirtschaftliche Umsetzung von Energie mit hohem Wirkungsgrad durch geringe zentrische Eigenmasse und unmittelbarer Wandlung von physikalischer Wärmeenergie in mechanische Arbeit.

10.3 Keine Unwucht wie bei konventionellen Verbrennungsmotoren üblich, sondern ruhiger Lauf durch zentrisch liegende ausgeglichene Massen auch in niedrigen

Drehzahlen.

10.4 Wegfall aller konventionellen Gegebenheiten bei Otto-Motoren wie: Zylinderkopf; Ventile; Nockenwelle; Ventilstößel; Kurbelwelle; Wuchtgewichte; Kolben; Kolbenlaufbuchsen; Pleuelstangen; Ölwanne und vieles mehr.

10.5 Einsatz durch kompakte Abmessungen als Nabenmotor bei Kraftfahrzeugen in gekoppelter Ausführung für Fahrtrichtung vor/zurück möglich, dadurch Wegfall von aufwendigen Schalt- und Differentialgetriebe, somit enorme Gewichts- und Kosteneinsparung.

10.6 Einsatz im Miniaturbereich als Antriebsquelle wo es bisher außer dem netzgebundenen Elektromotor kei-

ne Alternative gab.

10.7 Einsatz im Großmaschinenbau mit DBK-Motoren in gekoppelter Ausführung mit entsprechender Antickeleitung

triebsleistung.

10.8 Enorme Kraftstoffeinsparung durch wirtschaftliche Umsetzung der Motorenergie in mechanische Arbeit damit verbunden, erhebliche Reduzierung der Luftschadstoffmenge durch kleinvolumige Brennkammern ohne Verdichtungstakt.

## Patentansprüche

1. Drehverschluß-Bogenverbrennungsraum-Kolbenrotor-(DBK)-Motor insbesondere geeignet durch Zuführung von chemischer Energie in Form eines Kraftstoff-/Luftgemisches bzw. Gas-/Luftgemisches in geschlossene Brennräume unter Zuhilfenahme von dem technischen Stand entsprechenden Einrichtungen durch Zündung, eine Verbrennung einzuleiten. Mit der dabei entstehenden Motorenergie bzw. deren Expansionsvolumen wird eine spezielle, technische Einrichtung in Rotation versetzt, bzw. angetrieben. (Fig. 1-6), dadurch gekennzeichnet, daß durch einleiten von Brennstoff in Form von einem Kraftstoff-/Luftgemisch bzw. Gas-/Luftgemisch durch entsprechende Öffnungen in ein ringförmiges Gehäuse (1) in dessen Zentrum ein mit einer n-Anzahl Nocken, entsprechend den Kolben, besetzter Kolbenrotor (4) in den Gehäusedeckel (2) gelagert ist. In den zylindrischen Durchdringungen der ringförmigen Gehäusekontur, deren Zentrum außerhalb des Gehäuseinnendurchmessers liegt, werden Drehschieber (3) eingesetzt die von einem Steuerrad (5), das außerhalb des Gehäuses (1) radial gesichert auf der Kolbenrotorachse sitzt, in den Gehäusedeckeln (2) gelagert, über die radial gesicherten außenliegenden Antriebsräder (6), rotierend konform oder übersetzt, angetrieben. Dabei entstehen radiale, im Querschnitt bogenförmige, über einen gewissen Drehwinkel des Kolbenrotors (4) geschlossene statische Brennkam- 5 mern, deren dynamischer Teil der rotierende Nokken bzw. an der geschlossenen, kreisförmigen Au-Benkontur des Kolbenrotors (4) ist. Dabei wird durch die Kolbenrotordrehbewegung das Volumen des abgeschlossenen Brennraumes vergrößert bzw. 10 angesaugt. Ein Impulsgeber am Steuerrad (5) schaltet die Zündung (7) in der entsprechenden Stellung. Das durch Verbrennungswärme expandierende Brennraumvolumen erzeugt über Kolbenrotorlager im Zentrum und Abstand zum Kolbennocken 15 an der Außenkontur ein Drehmoment das den Kolbenrotor in Rotation versetzt bis das verbrannte Abgas durch die Auspufföffnung entweicht bzw. abgesaugt wird. Bei überschreiten des Brennkammer-Schließwinkels taucht, der Kolbennocken in 20 das dem Rootsgebläse ähnliche Lemniskatenprofil des Drehschiebers (3) ein, bzw. bei der gegenläufigen Drehrichtung durch, wie es auch bei Zahnrädern zwischen Zahn und Zahnlücke geschieht, dabei beschreibt der Drehschieber (3) einen Off- 25 nungswinkel. Die zueinander in Abhängigkeit stehende Antriebskonzeption zwischen Steuerrad (5) und Antriebsräder (6) verschließt dabei nach verlassen der Kolbennocken aus dem Drehschieberdrehbereich aufs neue die Brennkammern und der 30 Arbeitstakt beginnt von neuem mit Ansaugen.

Drehverschluß-Bogenverbrennungsraum-Kolbenrotor-Motor, insbesondere geeignet, nach den bekannten Zwei- und Viertakt-Verbrennungsmotorsystemen, als Dreitakt-Verbrennungsmotor, oh- 35 ne Verdichtungsphase, mit Ansaugen eines Kraftstoff-/Luftgemisches bzw. Gas-/Luftgemisches das in geschlossenen Verbrennungsräumen gezündet wird, durch Verbrennungswärme-Expansion, physikalische Motorenergie direkt in rotierende, mecha- 40 nische Bewegung umzusetzen, dadurch gekennzeichnet, daß ein Verbrennungsmotorsystem, dessen rotierende Bewegungen durch mechanische Zwangssteuerung einen ununterbrochenen Bewegungsablauf von Drei-Taktphasen, 1. Ansaugen/ 45 Einspritzen, 2. Zünden/Verbrennen, 3. Auspuffen/ Absaugen in einer n-Anzahl gleichmäßig auf einen Kreisring aufgeteilt, eine funktionsgebundene Drehrichtung ausführt.

Dabei ist bezeichnend, daß durch öffnen des Luftzuführventils und ausschalten des Einspritz- und Zündvorganges der DBK-Motor ohne Widerstand in beiden Bewegungsrichtungen vor/zurück im

Freilauf bewegt werden kann.

3. Die Motordrehbewegungseinleitung ist insbesondere geeignet, bei stehendem Motor eine Motordynamik herzustellen, entsprechend dem bei konventionellen Verbrennungsmotoren elektrischen Anlasser, wird hier über das motorspezifische, elektrische Versorgungssystem ein reversierbarer, mit axialer Kopplungsbewegung ausgestatteter Elektroantrieb eingesetzt, nach Anspruch 1 u. 2, dadurch gekennzeichnet, daß durch den Einsatz eines reversierbaren mit axialem Kopplungssystem ausgestatteter Elektroantriebsmotor eine DBK-Motoranfangsdrehbewegung in der jeweils angeforderten Drehrichtung vor oder zurück beginnt und damit mit Ablaufstart der Taktphasen die

DBK-Motorfunktion startet. Nach der zur Motordynamik erforderlichen Starthilfe des Elektro-Motors wird dieser wieder von der DBK-Motorachse entkoppelt bzw. stillgelegt. Dabei wird der technische Stand den baulichen Gegebenheiten des DBK-Motors angepaßt.

4. Ein- und Ausschalten der Motorfunktion insbesondere geeignet bei Koppelung von DBK-Motoren mit verschiedener Arbeitsdrehrichtung auf einer Abtriebsachse nach Anspruch 1—3, dadurch gekennzeichnet, daß bei Anforderung verschiedener Drehrichtungen mindestens zwei Motoren nach Anspruch 1 u. 2 in axialer Richtung, winkelversetzt oder höhenversetzt mit entsprechenden technischen Hilfsmitteln in der Weise miteinander verbunden werden können, daß die geforderte Drehrichtung am Antrieb durch abschalten des jeweiligen Motors der Gegenrichtung erreicht wird und dieser dann im Freilauf widerstandslos mitge-

dreht wird. 5. Die Zündung (7) des DBK-Motors entspricht dem technischen Stand bei Verbrennungsmotoren und ist im besonderen durch eine zentral angeordnete Steuereinheit und Abnahme von Motorsteuerimpulse, elektrisch versorgt über Batterie bzw. Generator, periodisch Hochspannung an eine n-Anzahl von Zündkerzen abzugeben die dabei über ihre Elektroden einen Funkenüberschlag bewirken und damit eine Zündung in den abgeschlossenen Verbrennungsräumen auslösen, nach Anspruch 1-4, Fig. 2 u. 5, dadurch gekennzeichnet, daß durch Einsatz einer, vom Motor gesteuerten Belastungsabhängigen, dem Stand der Technik entsprechenden Zündanlage die Motorfunktion in der Weise beeinflußt wird, daß bei Beschleunigung von Masse eine der Rotation entsprechende maximale Zündfolge bei allen zur Verfügung stehenden Brennkammern vorherrscht, während nach erreichen einer gewählten Motordrehzahl z. B. bei einem Motor mit sechs Brennkammern, vier davon abgeschaltet werden können, da die Beibehaltung einer erreichten Drehzahl, etwa bei Kraftfahrzeugen ein Minimum an Leistung benötigt. Die Energieversorgung der Zündanlage erfolgt über eine Batterie beim Start und über einen vom Motor mitbetriebenen Generator während des Betriebes. Bei gekoppelten DBK-Motoren für wechselnde Drehrichtung wird nach Anforderung der entsprechende DBK-Motor für die gewählte Drehrichtung mit der Steuereinheit die entsprechende Zündung aktiviert bzw. stillgelegt. Dabei wird der technische Stand den baulichen Gegebenheiten des DBK-Motors

angepaßt. 6. Die Kraftstoffeinspritzung (8) und Luftzuführung (9) als Gemisch wird in der Ansaug-Taktphase nach dem neuesten Stand der Technik getrennt zugeführt, kann aber auch dem konventionellen Technikstand entsprechend aufbereitet, über Sammeleinspritzung oder Vergaser zugeführt werden. Dabei ist jedes der Verfahren im besonderen geeignet, dem DBK-Motor in der Ansaugtaktphase ein Kraftstoff-/Luftgemisch in die bogenförmigen Brennräume abzugeben. Die Herleitung erfolgt dabei dem Stand der Technik entsprechend, vom Kraftstofftank zur Kraftstoffpumpe, zum Kraftstoffilter, zum Kraftstoffverteiler, zu den Einspritzventilen oder bei Überkapazität der Pumpe über Druckregler zurück in den Tank. Bei Gasförmigen

Kraftstoffen gilt die entsprechende Systematik die dem Stand der Technik entspricht. Die Luftzuführung (9) zum Vergaser oder bei Einsatz entsprechender Einspritzsysteme erfolgt über einen vom DBK-Motor mitbetriebenen Lüfter über ein mechanisch oder elektromagnetisch schließendes Ventil das während des Verbrennungsvorganges absperrt, nach Anspruch 1-5, Fig. 1 u. 4, dadurch gekennzeichnet, daß dem DBK-Motor ein Kraftstoff-/Luftgemisch oder Gas-/Luftgemisch über 10 den technischen Stand entsprechende Einrichtungen zugeführt wird, der dieses in seine durch Drehschieber (3) verschlossenen und durch Volumenexpansion saugenden Verbrennungsräume zur Zündung nach Anspruch 5, aufnimmt. Dabei wird der 15 technische Stand den baulichen Gegebenheiten des

DBK-Motors angepaßt.

7. Die Kühlung des DBK-Motors, die sowohl als Wasserkühlung (10) oder als Luftkühlung (11) dem technischen Stand entspricht, ist im besonderen ge- 20 eignet, die beim Betrieb des DBK-Motors bzw. die bei der Verbrennung freiwerdende, überschüssige Verbrennungswärme bei deren Übergang auf die mechanischen Funktionsteile des Motors im Medium Wasser oder Luft aufzunehmen und aus dem 25 Funktionsbereich zu bringen bzw. diesen vor Überhitzung zu schützen, nach Anspruch 1-3, Fig. 1 u. 4, dadurch gekennzeichnet, daß durch Einsatz einer, dem technischen Stand entsprechenden Wasserkühlung (10) oder Luftkühlung (11) die geeignet ist 30 die beim Betrieb des DBK-Motors, in dessen Verbrennungsräumen bei Verbrennung entstandene, nicht in mechanische Arbeit gewandelte, also überschüssige Wärmeenergie bei deren Übergang auf die mechanischen Funktion steile des Motors auf- 35 zunehmen und als Wärmeträger abzuführen. Dabei ist bezeichnend, daß durch, dem technischen Stand entsprechende, vom DBK-Motor mitbetriebene Komponenten, wie Pumpen bzw. Lüfter oder bei deren externen Anordnung über Fremdenergie be- 40 triebene Aggregate, die Kühlung sowohl bei dynamischen als auch bei stationärem Einsatz des DBK-Motors zu gewährleisten.

8. Auspufföffnungen (12), insbesondere geeignet, das bei der Verbrennung im DBK-Motor entstan- 45 dene Abgas, das einerseits durch seine Restwärmedynamik und den nachfolgenden Kolbennocken, zum anderen durch einen vom DBK-Motor mitbetriebenen Lüfter, der über eine spezielle Lamellenstellung eine Saugwirkung erzeugt, abzuführen. 50 Dabei wird das Abgas in einen Sammelkanal bzw. Auspuff,der mit Katalysator und Lambda-Sonde (13) ausgerüstet dem technischen Stand entspricht, geblasen und an die Umluft abgegeben, nach Anspruch 1-3, Fig. 1 u. 4, dadurch gekennzeichnet, 55 daß über Auspufföffnungen (12) in den DBK-Motor Verbrennungsräumen, das bei der Verbrennung des Kraftstoff-/Luftgemisches bzw. Gas-/Luftgemisch durch chemische Reaktion entstandene Abgas, durch Restwärmedynamik einerseits, zum an- 60 deren über einen Lüfter der mit seiner speziellen Lamellenanordnung eine Saugwirkung ausübt, abgeführt wird. Dabei wird das Abgas in einen Sammelkanal bzw. Auspuff, der mit Lambda-Sonde und Katalysator ausgerüstet, dem technischen Stand 65 entspricht, geblasen.

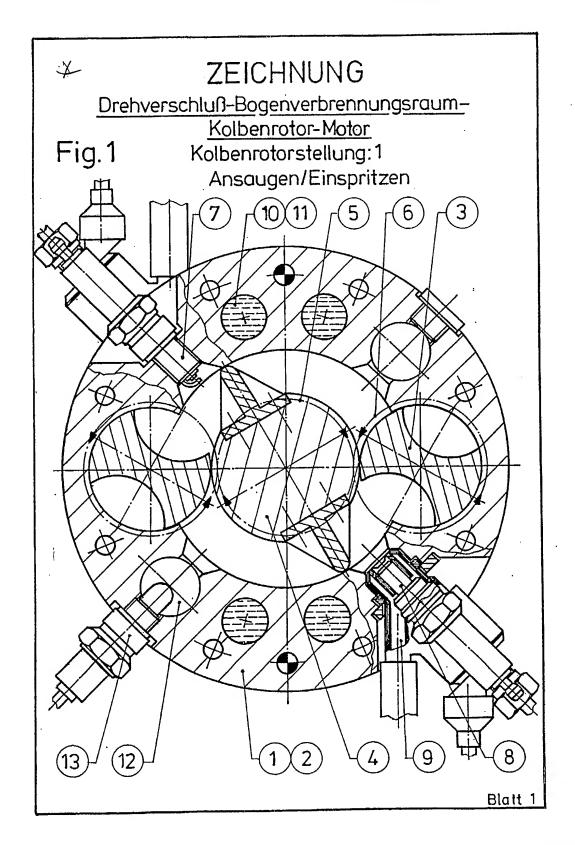
9. Der DBK-Motor ist im allgemeinen geeignet, bei Einsatz in allen Bereichen der Technik die konventionelle Antriebstechnik zu ersetzen und im besonderen durch seine mögliche kompakte Bauweise bei Fahrzeugen aller Art über Adaptereinrichtungen,Räder im Nabenbereich direkt, in verschiedenen Bewegungsrichtungen anzutreiben, nach Anspruch 4, dadurch gekennzeichnet, daß der Einsatz des DBK-Motors in allen Bereichen der konventionellen Arbeitstechnik möglich ist, insbesondere dafür geeignet, bei Fahrzeugen aller Art über spezielle Adaptereinrichtungen, Räder direkt in beiden Bewegungsrichtungen vor/zurück anzutreiben. Hierbei ist bezeichnend, daß, dies in der Weise geschehen kann, daß gesteuert nach Leistungsanforderung angetrieben wird.

Hierzu 6 Seite(n) Zeichnungen

- Leerseite -

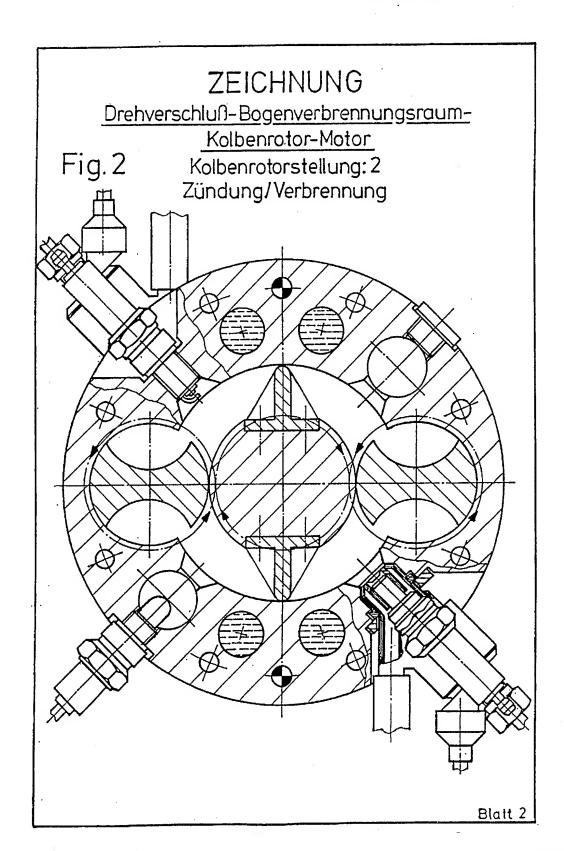
Offenlegungstag:

DE 196 06 541 A1 F 01 C 1/20 11. Juli 1996



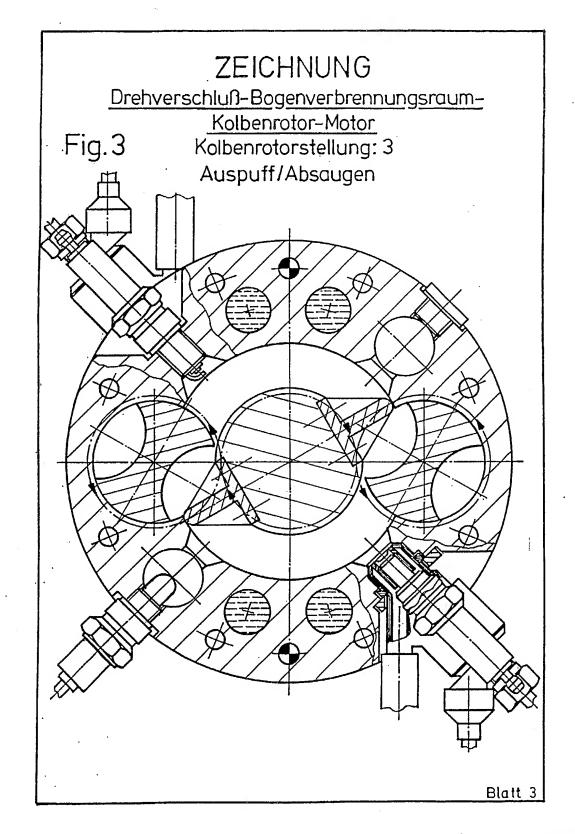
Nummer: Int. Cl.<sup>8</sup>: Offenlegungstag: 11. Juli 1996

DE 196 06 541 A1 = F01 C 1/20



Nummer: Int. Cl.6:

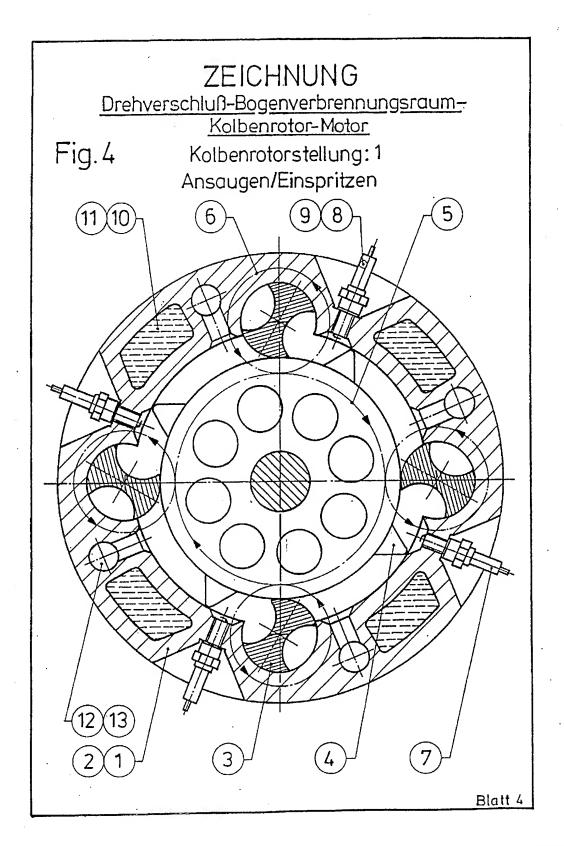
DE 196 06 541 A1 F 01 C 1/20 Offenlegungstag: 11. Juli 1996



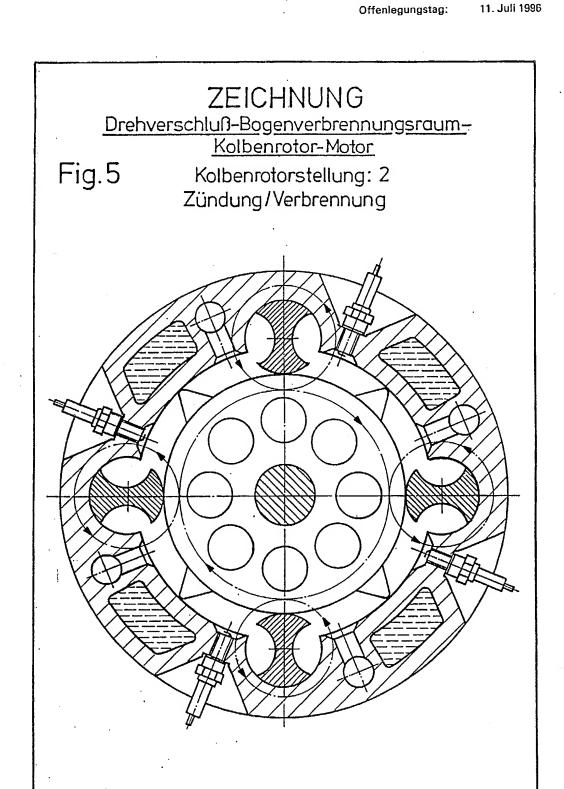
Offenlegungstag:

DE 196 06 541 A1 F 01 C 1/20

11. Juli 1996



DE 196 06 541 A1 F 01 C 1/20



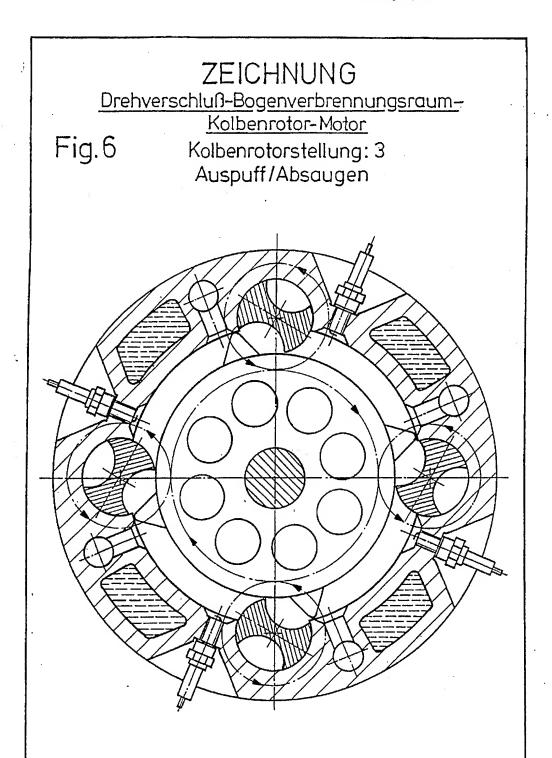
602 028/340

Blatt 5

Offenlegungstag:

DE 196 06 541 A1 F 01 C 1/20

11. Juli 1996



602 028/340

Blatt 6

PUB-NO:

DE019606541A1

DOCUMENT-IDENTIFIER: DE 19606541 A1

TITLE:

Reciprocating engine with arcuated combustion

chamber

and rotary closure

PUBN-DATE:

July 11, 1996

INVENTOR-INFORMATION:

NAME

COUNTRY

HUBER, KURT

DE

ASSIGNEE-INFORMATION:

NAME

COUNTRY

HUBER KURT

DE

APPL-NO:

DE19606541

APPL-DATE: February 22, 1996

PRIORITY-DATA: DE19606541A (February 22, 1996)

INT-CL (IPC): F01C001/20, F02B053/00

EUR-CL (EPC): F01C001/12; F02B053/02

## ABSTRACT:

The engine has a circular centre inside which rotates a rotor (4) with

radial seals to form curved combustion chambers. Rotating cams (3) with curved

faces provide fixed limits to the combustion spaces and rotate synchronously

with the rotor to enable the rotor seals to pass through the cams. The engine

operates in a three stroke mode; suction/fuel injection, ignition, exhaust. In

the exhaust phase the burnt gasses are swept out via an outlet by the following

radial seal. The rotor and the cams are mounted on shafts through the end

seals of the engine, with gears on the shaft meshing to provide the synchronised movement. The rotor can have a number of radial seals depending

in the complexity of the engine. The engine block is liquid cooled or air cooled.